IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

In re Patent Application of)
Takashi MURAYAMA et al.) Group Art Unit: Unassigned
Application No.: Unassigned) Examiner: Unassigned
Filed: July 28, 2003) Confirmation No.: Unassigned
For: ELECTRIC BRAKE APPARATUS)

CLAIM FOR CONVENTION PRIORITY

Commissioner for Patents P.O. Box 1450 Alexandria, VA 22313-1450

Sir:

The benefit of the filing date of the following prior foreign applications in the following foreign country is hereby requested, and the right of priority provided in 35 U.S.C. § 119 is hereby claimed:

Japan Patent Application No. 2002-231503

Filed: August 8, 2002

Japan Patent Application No. 2003-143141

Filed: May 21, 2003

In support of this claim, enclosed are certified copies of said prior foreign applications. Said prior foreign application were referred to in the oath or declaration. Acknowledgment of receipt of the certified copies is requested.

By:

Respectfully submitted,

BURNS, DOANE, SWECKER & MATHIS, L.L.P.

Date: July 28, 2003

Platon N. Mandros Registration No. 22,124

P.O. Box 1404 Alexandria, Virginia 22313-1404 (703) 836-6620

日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office

出願年月日

Date of Application: 2002年 8月 8日

出願番号

Application Number: 特願2002-231503

[ST.10/C]: [JP2002-231503]

出 願 人
Applicant(s):

株式会社アドヴィックス

2003年 2月12日

特 許 庁 長 官 Commissioner, Japan Patent Office



【書類名】

7

特許願

【整理番号】

PA02-170

【あて先】

特許庁長官 殿

【国際特許分類】

F16D 55/00

F16D 65/00

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町二丁目1番地 株式会社アドヴィッ

クス内

【氏名】

村山 隆

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市朝日町二丁目1番地 株式会社アドヴィッ

クス内

【氏名】

大庭 大三

【特許出願人】

【識別番号】

301065892

【氏名又は名称】 株式会社アドヴィックス

【代理人】

【識別番号】

100088971

【弁理士】

【氏名又は名称】 大庭 咲夫

【選任した代理人】

【識別番号】

100115185

【弁理士】

【氏名又は名称】

加藤 慎治

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

075994

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

特2002-231503

【物件名】 図面 1

【物件名】 要約書 1

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 電気式ブレーキ装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 電気モータの回転駆動力をネジ送り機構にてネジ軸方向駆動力に変換し、このネジ軸方向駆動力をクサビ伝達機構にてピストン軸方向駆動力に変換することにより、ピストンがその軸方向に駆動されて、制動力が発生するように構成した電気式ブレーキ装置において、前記電気モータと前記ネジ送り機構との間に、前記電気モータの回転駆動力を前記ネジ送り機構の入力要素に回転駆動力として伝達する歯車伝達機構を介装したことを特徴とする電気式ブレーキ装置。

【請求項2】 前記電気モータの回転軸を前記ネジ送り機構のネジ軸に対して並列に配置したことを特徴とする請求項1に記載の電気式ブレーキ装置。

【請求項3】 前記歯車伝達機構の出力歯車を前記ネジ送り機構の入力要素 に一体的に形成したことを特徴とする請求項1に記載の電気式ブレーキ装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、電気モータの回転駆動力により制動力が発生するように構成した電気式ブレーキ装置に関する。

[0002]

【従来の技術】

電気式ブレーキ装置の一つとして、電気モータの回転駆動力をネジ送り機構にてネジ軸方向駆動力に変換し、このネジ軸方向駆動力をクサビ伝達機構にてピストン軸方向駆動力に変換することにより、ピストンがその軸方向に駆動されて、制動力が発生するように構成したものがあり、例えば、特開昭62-127533号公報に示されている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】

上記した従来の電気式ブレーキ装置においては、電気モータの回転軸とネジ送

り機構のネジ軸が直列(同軸的)に配置されているため、電気モータとネジ送り機構からなる構成体のネジ軸方向寸法が長くなって、特に、搭載スペースに制約がある車両等に搭載する際には、当該電気式ブレーキ装置の搭載性が悪くなるおそれがある。

[0004]

【課題を解決するための手段】

本発明は、上記した問題に対処すべくなされたものであり、電気モータの回転 駆動力をネジ送り機構にてネジ軸方向駆動力に変換し、このネジ軸方向駆動力を クサビ伝達機構にてピストン軸方向駆動力に変換することにより、ピストンがそ の軸方向に駆動されて、制動力が発生するように構成した電気式ブレーキ装置に おいて、前記電気モータと前記ネジ送り機構との間に、前記電気モータの回転駆 動力を前記ネジ送り機構の入力要素に回転駆動力として伝達する歯車伝達機構を 介装したこと(請求項1に係る発明)に特徴がある。

[0005]

この場合において、前記電気モータの回転軸を前記ネジ送り機構のネジ軸に対して並列に配置すること(請求項2に係る発明)が望ましく、また、前記歯車伝達機構の出力歯車を前記ネジ送り機構の入力要素に一体的に形成すること(請求項3に係る発明)が望ましい。

[0006]

【発明の作用・効果】

本発明による電気式ブレーキ装置においては、制動操作により電気モータの回転軸が回転駆動されると、電気モータの回転駆動力が歯車伝達機構を介してネジ送り機構の入力要素に伝達され、このネジ送り機構にてネジ軸方向の駆動力に変換される。また、このネジ送り機構にてネジ軸方向に変換された駆動力は、クサビ伝達機構にてピストン軸方向の駆動力に変換されて、ピストンがその軸方向に駆動され、制動力が発生して回転体が制動される。

[0007]

ところで、この電気式ブレーキ装置においては、電気モータとネジ送り機構と の間に、電気モータの回転駆動力をネジ送り機構の入力要素に回転駆動力として 伝達する歯車伝達機構を介装したため、歯車伝達機構の構成を適宜に設定することにより、ネジ送り機構に対する電気モータのレイアウトを適宜に設定することが可能である。したがって、この電気式ブレーキ装置においては、ネジ送り機構に対する電気モータの配置自由度を増すことができて、電気モータとネジ送り機構からなる構成体の軸方向寸法を短く構成することが可能であり、当該電気式ブレーキ装置の搭載性を向上させることが可能である。

[0008]

また、本発明の実施に際して、電気モータの回転軸をネジ送り機構のネジ軸に対して並列に配置した場合には、電気モータをネジ送り機構に対してコンパクトに配置することができて、当該電気式ブレーキ装置の小型化を図って搭載性を更に向上させることが可能である。また、歯車伝達機構の出力歯車をネジ送り機構の入力要素に一体的に形成した場合には、当該電気式ブレーキ装置の部品点数を減じて、当該電気式ブレーキ装置の小型・軽量化を図るとともにコスト低減を図ることが可能である。

[0009]

【発明の実施の形態】

以下に、本発明の一実施形態を図面に基づいて説明する。図1および図2は本発明を車両用のディスクブレーキ装置に実施した実施形態を示していて、この実施形態の電気式ディスクブレーキ装置は、車輪(図1にはタイヤリムの内径位置Wrが仮想線にて示してある)と一体的に回転するディスクロータ11を挟持可能な一対のインナパッド12およびアウタパッド13と、これら各パッド12、13をそれぞれディスクロータ11の各制動面に向けてロータ軸方向に押動可能なピストン14およびキャリパ15を備えている。

[0010]

また、この電気式ディスクブレーキ装置は、ピストン14とキャリパ15にロータ軸方向の押動力を付与するための電気モータ20、歯車伝達機構30、ネジ送り機構40およびクサビ伝達機構50を備えるとともに、各パッド12,13とディスクロータ11間の非制動時における隙間を自動的に調整するための隙間自動調整機構60を備えている。

[0011]

インナパッド12は、図2に示したように、ピストン14によってディスクロータ11に向けて押動・押圧される構成であり、アウタパッド13は、キャリパ15の反力アーム部15aによってディスクロータ11に向けて押動・押圧される構成である。また、各パッド12,13は、マウンティング(図示省略の支持ブラケットで車体に組付けられるもの)にロータ軸方向へ移動可能に組付けられるようになっていて、制動時の制動トルクはマウンティングにて受け止められるようになっている。

[0012]

ピストン14は、キャリパ15のシリンダ部15bに固体潤滑材等からなりピストン14の軸方向移動を円滑とする円筒状の軸受16を介してシリンダ軸方向へ摺動可能かつ回転可能に組付けられていて、キャリパ15間に座板17とともに介装した皿ばね18によりディスクロータ11から離間するピストン軸方向に付勢されている。また、ピストン14には、隙間自動調整機構60の構成要素であるアジャストホイール61とアジャストナット62が一体的に設けられている

[0013]

キャリパ15は、上記した反力アーム部15aとシリンダ部15bを有するとともに、連結アーム部15cを有していて、連結アーム部15cにてマウンティングに周知のようにしてロータ軸方向へ移動可能に組付けられている。また、このキャリパ15には、主としてクサビ伝達機構50を収容する第1ハウジング71と、主としてネジ送り機構40を収容する第2ハウジング72と、主として歯車伝達機構30を収容する第3ハウジング73が一体的に組付けられている。

[0014]

電気モータ20は、ブレーキペダル(図示省略)等による制動操作に応じて正 方向に回転駆動され制動解除操作に応じて逆方向に回転駆動される回転軸21を 有していて、この回転軸21がネジ送り機構40のネジ軸41に対して並列(略 平行)に配置されるようにして、第2ハウジング72に組付けられている。

[0015]

歯車伝達機構30は、電気モータ20における回転軸21の回転駆動力をネジ送り機構40の入力要素であるネジ軸41に回転駆動力として減速して伝達するものであり、電気モータ20とネジ送り機構40との間に介装されている。この歯車伝達機構30は、電気モータ20の回転軸21に一体的に組付けた入力歯車31と、第2ハウジング72に回転自在に組付けられて入力歯車31と常時噛合する中間歯車32と、ネジ送り機構40におけるネジ軸41の端部に一体的に形成されて中間歯車32と常時噛合する出力歯車33を備えていて、入力歯車31が出力歯車33より小径とされて減速可能である。

[0016]

ネジ送り機構40は、電気モータ20の回転駆動力をネジ軸方向駆動力に変換してクサビ伝達機構50に伝達するものであり、第2ハウジング72に回転可能に組付けたネジ軸41と、このネジ軸41のネジ部上に組付けられて第2ハウジング72にネジ軸方向へ移動可能かつ回転不能に組付けたボールナット42と、このボールナット42に連結ピン43を介して一体的に連結した連結スリーブ44と、この連結スリーブ44とクサビ伝達機構50のクサビ部材51を一体的に連結する連結ピン45を備えている。

[0017]

クサビ伝達機構50は、ネジ送り機構40から伝達されるネジ軸方向駆動力を ピストン軸方向駆動力に変換してピストン14に伝達するものであり、ピストン 14の端部に組付けたピストン側プレート52と、このピストン側プレート52 に対向して配置されて第1ハウジング71に一体的に組付けた反ピストン側プレート53と、これら両プレート52,53間に配置されて各プレート52,53 に対してそれぞれ一対のローラ54を介して係合するクサビ部材51を備えている。

[0018]

クサビ部材 5 1 は、図 2 に示したように、反ピストン側を傾斜面とするクサビ面を有していて、各クサビ面には各ローラ 5 4 が転動可能に係合している。ピストン側プレート 5 2 は、ピストン 1 4 の端部に、ピストン軸方向には一体的に移動可能に、かつピストン軸周りには回転可能に組付けられている。また、ピスト

ン側プレート52は、クサビ部材51のピストン側クサビ面に対して平行な係合 平面を有していて、この係合平面にはピストン側の各ローラ54が転動可能に係 合している。

[0019]

一方、反ピストン側プレート53は、クサビ部材51の反ピストン側クサビ面に対して平行な係合斜面を有していて、この係合斜面にはピストン側の各ローラ54が転動可能に係合している。反ピストン側プレート53の係合斜面は、ネジ送り機構40のネジ軸方向に対して略平行であり、クサビ部材51の移動方向とネジ送り機構40におけるボールナット42および連結スリーブ44の移動方向(ネジ軸方向)は略一致している。

[0020]

また、クサビ伝達機構50は、各ローラ54を回転可能に保持するとともにクサビ部材51をネジ軸方向にて直線移動可能に保持してクサビ部材51の直線移動時には両プレート52,53によりガイドされてネジ軸方向に移動可能なホルダ55を備えている。ホルダ55は、クサビ部材51と両プレート52,53をネジ軸方向に略直交する方向(ローラ軸方向)にて挟持する一対のプレート部55aと、これら一対のプレート部55aを一体的に連結する4本の連結柱55bを備えていて、そのネジ軸方向移動量を第1ハウジング71とこれに固着したストッパボルト56によって規定されている。

[0021]

隙間自動調整機構60は、ピストン14に一体的に形成したアジャストホイール61およびアジャストナット62を備えるとともに、第1ハウジング71に支持ピン63を介して回動可能に組付けられて回動端部に形成した爪64aをアジャストホイール61のラチェット歯61aに係合可能なアジャストレバー64と、このアジャストレバー64の基端部に係合するとともに連結スリーブ44に係合するようにして介装されてアジャストレバー64を図2の時計方向へ付勢するコイルスプリング65と、連結スリーブ44に組付けられて連結スリーブ44が図1および図2の実線位置に復帰するときにアジャストレバー64を実線位置に向けて押動する押動ピン66と、アジャストナット62に回転可能に螺合されか

つインナパッド12の裏板に設けた突起12aに係合して回転不能なアジャストボルト67を備えている。

[0022]

なお、アジャストボルト67の突出部外周には、シール用のブーツ68が装着されていて、このブーツ68の外周端は、キャリパ15に形成した環状の溝15 dに嵌合固定されている。また、アジャストホイール61とクサビ伝達機構50のピストン側プレート52間には、ピストン側プレート52とアジャストホイール61間の相対回転を良好とするためのスラスト軸受69が介装されている。

[0023]

この隙間自動調整機構60においては、制動操作に伴って連結スリーブ44が図1および図2の実線位置から仮想線位置まで移動するとき、原位置にあるアジャストレバー64がネジ軸方向駆動力(ブレーキ作動入力)の一部によりコイルスプリング65を介して図2の時計方向に回動され、また制動操作の解除に伴ってアジャストレバー64が押動ピン66に押され図2の反時計方向に回動されて原位置に復帰する。

[0024]

ところで、制動操作に伴ってアジャストレバー64が図2の時計方向に回動されるときには、アジャストレバー64の爪64aがアジャストホイール61のラチェット歯61aに係合してアジャストホイール61を回転させるものの、制動操作の解除に伴ってアジャストレバー64が図2の反時計方向に回動されるときには、アジャストレバー64の爪64aがアジャストホイール61のラチェット歯61aから離間してアジャストホイール61を回転させない。

[0025]

このため、この隙間自動調整機構60においては、制動操作に伴って、アジャストホイール61がアジャストレバー64により回転されてピストン14が一体的に回転し、このピストン14の回転によりアジャストナット62に螺合しているアジャストボルト67がディスクロータ11に向けて突出して、各パッド12,13とディスクロータ11間の非制動時における隙間が自動的に調整される。

[0026]

なお、アジャストレバー64における爪64aの復帰移動量がアジャストホイール61に形成したラチェット歯61aのピッチ相当量以上となったときには、アジャストレバー64の爪64aが原位置に復帰したときに次のラチェット歯61aと係合する。このため、その後の制動操作時には、アジャストレバー64の爪64aが次のラチェット歯61aと係合してアジャストホイール61を回転することで、上記した隙間が調整される。

[0027]

上記のように構成したこの実施形態の電気式ディスクブレーキ装置においては、ブレーキペダル(図示省略)等による制動操作により電気モータ20の回転軸21が回転駆動されると、電気モータ20の回転駆動力が歯車伝達機構30を介してネジ送り機構40のネジ軸41に伝達され、このネジ送り機構40にてネジ軸方向の駆動力に変換される。

[0028]

また、このネジ送り機構40にてネジ軸方向に変換された駆動力は、ボールナット42から連結ピン43、連結スリーブ44、連結ピン45を介してクサビ部材51に伝達され、クサビ伝達機構50にてピストン軸方向の駆動力に変換されて、ピストン側プレート52からスラスト軸受69を介してピストン14に伝達される。

[0029]

このため、ピストン14がその軸方向に駆動されてインナパッド12をディスクロータ11に向けて押動・押圧するとともに、その反力によりキャリパ15の反力アーム部15aがアウタパッド13をディスクロータ11に向けて押動・押圧し、インナパッド12とアウタパッド13がディスクロータ11を挟持する。これにより、各パッド12,13とディスクロータ11間に制動力が発生して、ディスクロータ11が制動される。

[0030]

ところで、この実施形態の電気式ディスクブレーキ装置においては、電気モータ20とネジ送り機構40との間に、電気モータ20の回転駆動力をネジ送り機構40のネジ軸41に回転駆動力として伝達する歯車伝達機構30を介装したた

め、歯車伝達機構30の構成を適宜に設定することにより、ネジ送り機構40に対する電気モータ20のレイアウトを適宜に設定することが可能である。したがって、この電気式ディスクブレーキ装置においては、ネジ送り機構40に対する電気モータ20の配置自由度を増すことができて、電気モータ20とネジ送り機構40からなる構成体の軸方向寸法を短く構成することが可能であり、当該電気式ディスクブレーキ装置の搭載性を向上させることが可能である。

[0031]

また、この実施形態の電気式ディスクブレーキ装置においては、電気モータ2 0の回転軸21をネジ送り機構40のネジ軸41に対して並列に配置(略平行に 配置)したため、電気モータ20をネジ送り機構40に対してコ字状にコンパク トに配置することができて、当該電気式ディスクブレーキ装置の小型化を図って 搭載性を更に向上させることが可能である。また、歯車伝達機構30の出力歯車 33をネジ送り機構40のネジ軸41に一体的に形成したため、当該電気式ディ スクブレーキ装置の部品点数を減じて、当該電気式ディスクブレーキ装置の小型 ・軽量化を図るとともにコスト低減を図ることが可能である。

[0032]

上記実施形態においては、歯車伝達機構30の各歯車として平歯車を採用して 実施したが、図3にて例示したように、歯車伝達機構130の各歯車として傘歯 車131,133を採用して実施することも可能である。図3に示した実施形態 においては、電気モータ20の回転軸21をネジ送り機構40のネジ軸41に対 して略直交して配置することが可能である。

[0033]

また、上記実施形態においては、歯車伝達機構30の出力歯車33をネジ送り機構40のネジ軸41に一体的に形成して実施したが、図4にて例示したように、歯車伝達機構30の出力歯車33をネジ送り機構140のボールナット142に一体的に形成して実施することも可能である。図4に示した実施形態においては、ネジ送り機構140の入力要素がボールナット142であり、ボールナット142をネジ軸方向へ移動不能かつ回転可能に構成するとともに、ネジ軸141をネジ軸方向へ移動可能かつ回転不能に構成し、このネジ軸141の軸方向移動

によりクサビ部材(図示省略)がネジ軸方向へ移動するように構成する必要がある。この実施形態においても、当該電気式ディスクブレーキ装置の部品点数を減じて、当該電気式ディスクブレーキ装置の小型・軽量化を図るとともにコスト低減を図ることが可能である。

[0034]

また、上記実施形態においては、可動キャリパ型のディスクブレーキ装置に本発明を実施したが、本発明は、他のタイプのディスクブレーキ装置は勿論のこと、例えば、ドラムブレーキ装置にも、上記実施形態と同様にまたは適宜変更して実施することが可能である。

【図面の簡単な説明】

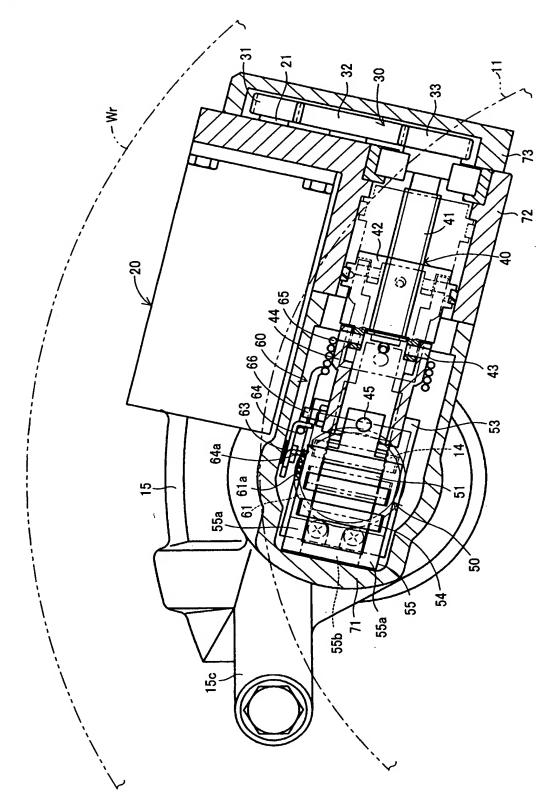
- 【図1】 本発明による電気式ブレーキ装置の一実施形態を示す部分破断側面図である。
- 【図2】 図1に示した歯車伝達機構、ネジ送り機構、クサビ伝達機構、隙間自動調整機構等と両パッドおよびディスクロータ等との関係を示す断面図である。
- 【図3】 本発明による電気式ブレーキ装置の他の実施形態を示す要部断面図である。
- 【図4】 本発明による電気式ブレーキ装置のその他の実施形態を示す要部断面 図である。

【符号の説明】

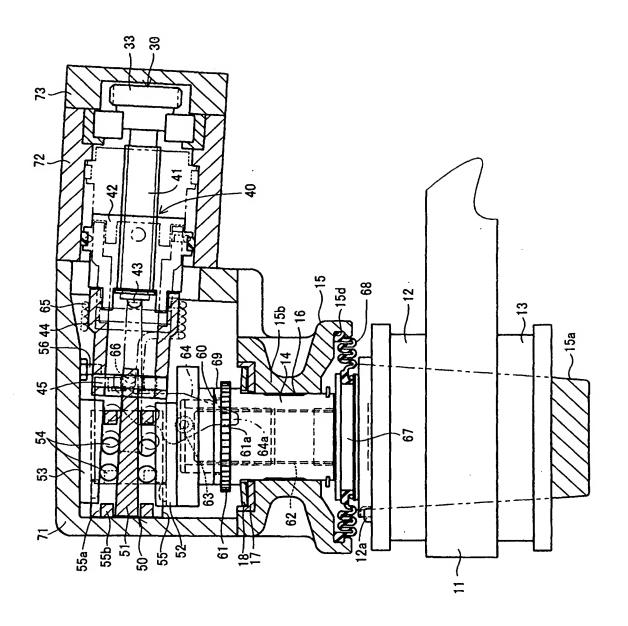
11…ディスクロータ、12…インナパッド、13…アウタパッド、14…ピストン、15…キャリパ、20…電気モータ、21…回転軸、30…歯車伝達機構、31…入力歯車、32…中間歯車、33…出力歯車、40…ネジ送り機構、41…ネジ軸(入力要素)、42…ボールナット、50…クサビ伝達機構、60…隙間自動調整機構。

【書類名】 図面

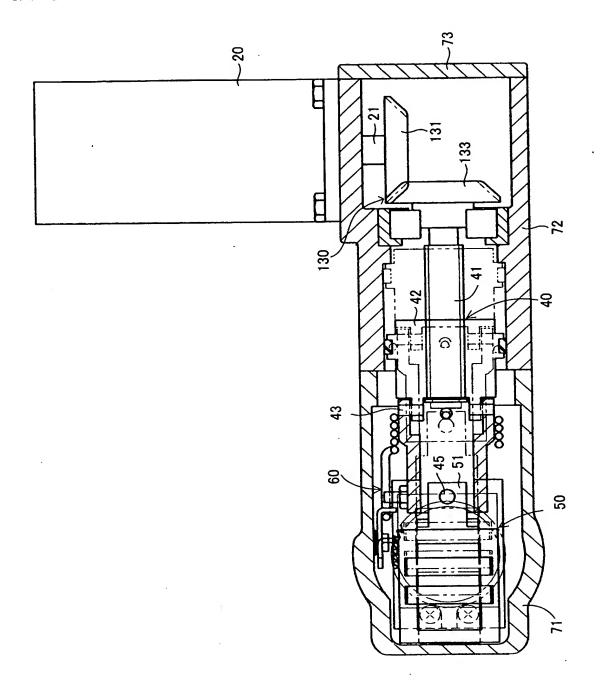
【図1】



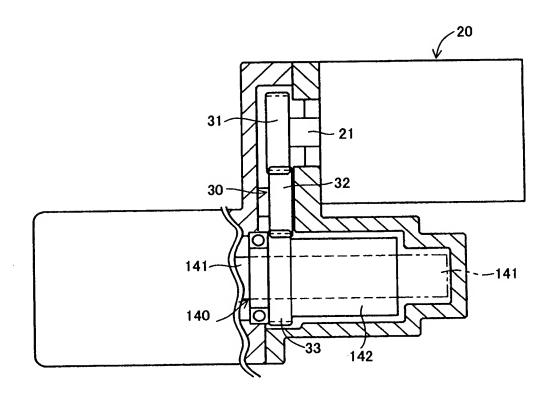
【図2】



【図3】



【図4】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 電気モータとネジ送り機構からなる構成体の軸方向寸法を短くし得て、当該電気式ブレーキ装置の搭載性を向上させること。

【解決手段】 電気モータ20の回転駆動力をネジ送り機構40にてネジ軸方向 駆動力に変換し、このネジ軸方向駆動力をクサビ伝達機構50にてピストン軸方 向駆動力に変換することにより、ピストン14がその軸方向に駆動されて、制動 力が発生するように構成した電気式ブレーキ装置において、電気モータ20とネ ジ送り機構40との間に、電気モータ20の回転駆動力をネジ送り機構40の入 力要素であるネジ軸41に回転駆動力として伝達する歯車伝達機構30を介装し た。

【選択図】 図1

認定・付加情報

特許出願の番号 特願2002-231503

受付番号 50201182090

書類名特許願

担当官 第三担当上席 0092

作成日 平成14年 8月13日

<認定情報・付加情報>

【提出日】 平成14年 8月 8日

【特許出願人】

【識別番号】 301065892

【住所又は居所】 愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地

【氏名又は名称】 株式会社アドヴィックス

【代理人】 申請人

【識別番号】 100088971

【住所又は居所】 愛知県名古屋市中村区太閤3丁目1番18号 名

古屋KSビル プロスペック特許事務所

【氏名又は名称】 大庭 咲夫

【選任した代理人】

【識別番号】 100115185

【住所又は居所】 愛知県名古屋市中村区太閤3丁目1番18号 名

古屋KSビル プロスペック特許事務所

【氏名又は名称】 加藤 慎治

出 願 人 履 歴 情 報

識別番号

[301065892]

1. 変更年月日

2001年10月 3日

[変更理由]

新規登録

住 所

愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地

氏 名

株式会社アドヴィックス